明細書

駆動モータの取付構造および取付方法

5 <u>技術分野</u>

本発明は、電気自動車や燃料電池車等の電動車両における駆動モータの取付構造に関する。

背景技術

10 特開平11-245668号公報は、車両が前面衝突を起こした場合に、衝突荷重の車両の乗車スペース側への伝播を軽減するために、エンジンブロックをリンク部材を介して車体に連結させ、衝突荷重入力時にリンク部材を揺動させてエンジンブロックを落下させる構造を開示している。

15

25

発明の開示

しかしながら上記構造では、リンク部材の採用が車両の重量を増加させ、また、その製造コストを上昇させる要因となっている。

本発明の目的は、車両重量および製造コストを増大させることな 20 く、車体の乗員スペース側に伝播する衝突荷重を軽減させる駆動モ ータの取付構造を提供することである。

当該目的を達成するため、本発明の一態様にあっては、駆動モータ及び駆動ギヤから構成される駆動モータユニットの前方側を、車両前部に設けられた車体部材に前側モータマウントを用いて回動可能に取り付ける一方、堅牢部材を、前記駆動モータユニットの前方斜め上方で、前記前側モータマウントよりも上方かつ前方に配設す

る。

図面の簡単な説明

図1は、本発明の第1の実施形態による駆動モータの取付構造を 5 適用した車体を示す斜視図である。

図2は、本発明の第1の実施形態による駆動モータと空気コンプレッサを備えたサスペンションメンバを示す斜視図である。

図3は、図2の駆動モータ、空気コンプレッサ、およびサスペンションメンバの平面図である。

10 図4は、図2の駆動モータ、空気コンプレッサ、およびサスペンションメンバの側面図である。

図5は、図4の空気コンプレッサの駆動モータへの固定部を、図4の矢印V方向から見た斜視図である。

図6は、空気コンプレッサの駆動モータへの固定部の、図5のV 15 I-VI線に沿った断面図である。

図7は、空気コンプレッサに入力した衝突荷重の伝達を示す側面図である。

図8は、第2の実施形態による駆動モータユニットと空気コンプレッサを備えたサイドメンバを示す斜視図である。

20 図 9 は、図 8 の I X - I X 線に沿った断面図である。

図10は、サイドメンバに入力した衝突荷重の伝達を示す側面図である。

発明を実施するための最良の形態

25 以下、本発明の実施形態を図面を用いて詳述する。

「第1の実施形態」

車体10の前部には、モータルーム11が画成されている。該モータルーム11の下部の左右両側には、車両前後方向に沿ってサイドメンバ13が配設されている。これらサイドメンバ13の前端部13a同士は、車幅方向に延びるフロントクロスメンバ14によって連結されている。これらのサイドメンバ13とフロントクロスメンバ14の下部には、サスペンションメンバ15がボルト16を介して取り付けられている。サスペンションメンバ15には、後述する駆動モータユニット12が配設されている。

5

サスペンションメンバ15は、図3に示すように、車体10の左 右両側にて車両前後方向に沿って延びる側方メンバ部17と、該側 方メンバ部17の前端17a同士を連結する前方メンバ部18と、 側方メンバ部17の後端17b同士を橋渡す後方メンバ部19とが 一体に連結された、平面視略井桁状に形成されている。このサスペンションメンバ15の4つの角部には、ボルト孔20がそれぞれ穿 設され、そこには、図1に示したように、ボルト16が挿通されて サイドメンバ13とフロントクロスメンバ14の取付孔(図示せず) に螺合して取り付けられる。

駆動モータユニット12は、車体10の右側に配設された駆動モータ21と、該駆動モータ21の左側(出力軸側)に隣接して配設20 された、減速ギヤを有する駆動ギヤ22とでモジュール構造を有する。これらの駆動モータ21と駆動ギヤ22は、ともにケーシング23,24内に収容された状態でサスペンションメンバ15に一体的に取り付けられている。駆動モータ21は、図示しない電源に接続されており、駆動モータ21の出力軸側に配設された駆動ギヤ22に連結して該駆動ギヤ22に回転力を伝達するように構成されている。

駆動モータユニット12の後部は、後側モータマウント25とステー26を介してサスペンションメンバ15に取り付けられている。図3及び図4に示すように、ステー26は、後方メンバ部19の車幅方向の中央部上面から、前方斜め上方に向けて突出して形成される。後側モータマウント25は、駆動モータ21のケーシング23の後部から車両後方に向けて略水平に延設されている。後側モータマウント25は、平面視略コ字状に形成され、その後端の取付部25aに、ステー26の上端部26aを嵌合させた状態で回動可能に軸支されている。

10 駆動モータユニット12の前部は、前側モータマウント27を介してサスペンションメンバ15に取り付けられている。前側モータマウント27は、モータマウント本体28とマウントブラケット29から構成されている。モータマウント本体28は、サスペンションメンバ15の側方メンバ部17の前部に固定されている。マウントブラケット29は、該モータマウント本体28の上部に軸27a周りに回動可能に支持されている。マウントブラケット29の端部29aは、駆動ギヤ22のケーシング24の側面に形成されたボス部(図示せず)にボルト締結されている。図4に示すように、後側モータマウント25の取付部25aの軸25bは、前側モータマウント27よりも上方に配置されている。

右側の前側モータマウント27は、上記左側のマウント27と同様に、サスペンションメンバ15の側方メンバ部17に固定されたモータマウント本体28と、該モータマウント本体28に回動可能に支持され、駆動モータ21のケーシング23の右側面に固定されているマウントブラケット29とによって構成されている。これら左右の前側モータマウント27は、後側モータマウント25よりも

25

大きな強度を有するように形成されている。このため、駆動モータ ユニット12に衝突荷重が入力された場合は、前側モータマウント 27よりも後側モータマウント25が先に変形する。

駆動モータ21のケーシング23の前方斜め上方側には、空気コ ンプレッサ31が防振マウント30を介して防振支持されている。 5 空気コンプレッサ31は、図6に示すように、金属製のケーシング 32に収容されており、該ケーシング32に防振マウント30が取 り付けられている。防振マウント30は、図5と図6に示すように、 断面略ハット状で車幅方向に延びる取付ブラケット33であって、 そのフランジ部33aがボルト33bによってケーシング32に固 10 定されているものと、該取付ブラケット33内部に収納された硬質 ゴムからなる防振ブッシュ34と、該防振ブッシュ34内部を貫通 して車幅方向に延びる2本の回動軸35と、それらの回動軸35の 両端を支持する断面略L字状の支持ブラケット36であって、駆動 モータ21のケーシング23にボルト36bにより固定されている 15 ものとから構成されている。

空気コンプレッサ31は、その前端部31aが、前側モータマウント27よりも前方かつ上方、及び、駆動モータユニット12の前方斜め上方に配置されており、車両が前面衝突を起こした場合には、前側モータマウント27よりも先に空気コンプレッサ31に衝突荷重が入力されるように構成されている。

図4に示すように、後側モータマウント25とサスペンションメンバ15の側方メンバ部17との間には、車幅方向に沿ってステアリングラック37が延設されている。このように、後側モータマウント25が高い位置に設けられているため、後側モータマウント25の下部側のスペースを有効に利用してステアリングラック37を

25

配設することができる。

また、前側モータマウント27及び後側モータマウント25をサスペンションメンバ15に取り付けることで、駆動モータユニット12を下から支える構造となり、衝突荷重が入力される際に駆動モータユニット12がR方向(図7)の回転しやすくなる。また、前側モータマウント27及び後側モータマウント25はサイドメンバ(車体本体)13と別構造となり、脱着作業性も向上する。

上記取付構造を備えた車体に入力された衝突荷重の伝達について 説明する。

車両が前面衝突を起こすと、図7に示すように、空気コンプレッサ31に衝突荷重Fが入力される。該荷重Fは、防振マウント30 および駆動モータユニット12の駆動モータ21を介して、前側モータマウント27と後側モータマウント25に伝達される。前述したように、後側モータマウント25は、前側モータマウント27よりも強度が小さくなるように構成されているため、前側モータマウント27よりも先に変形(座屈)を開始する。これにより、駆動モータユニット12が、前側モータマウント27の軸27aを中心にしてR方向に回動しながら落下する。従って、駆動モータユニット12の後方移動が効果的に防止され、ダッシュパネルの後方移動が20 抑制される。

図7に示すように、後側モータマウント25の取付部25aの軸25bは前側モータマウント27の軸27aよりも高く配置されているので、取付部25aの軸25bおよび前側モータマウント27の固定軸27aを通る直線L(図7の一点鎖線)と荷重Fの方向とがなす角度がより直角に近づく。当該角度が直角に近づくほど、衝突荷重Fが効率的に後側モータマウント25と前側モータマウント

27によって受け止められ、駆動モータユニット12が適切に下方に変位し、車両の衝突エネルギーが効果的に吸収される。

前記構成を有する駆動モータの取付構造によれば、以下の作用効果を奏する。

5 まず、堅牢部材である大きな強度を有する空気コンプレッサ31 が駆動モータユニット12の前上方に配置されているため、車両の前面衝突時に駆動モータユニット12を下方に押す荷重がより確実に駆動モータユニット12に伝達される。

また、空気コンプレッサ31が防振性の高い防振マウント30を 10 介してマウントされている。この防振マウント30は、空気コンプレッサ31の質量を有効に利用したダイナミックダンパとして機能するため、駆動モータ21の音振性能が向上する。

そして、駆動モータユニット12の後部は、前側モータマウント 27よりも上方に配置された後側モータマウント25を介してサス ペンションメンバ15に取り付けられている。すなわち、駆動モー タユニット12へ伝達される衝突荷重Fの方向の、前側モータマウント27と後側モータマウント25とを結ぶ直線に対する角度がより直角に近づけられている。従って、衝突荷重Fによって、駆動モータユニット12が適切に下方に変位しつつ衝突エネルギーを吸収 20 する。

また、前側モータマウント27の強度を後側モータマウント25 よりも大きく設定しているため、衝突荷重Fが入力された場合には、 後側モータマウント25が前側モータマウント27よりも先に座屈 変形を開始し、駆動モータユニット12が前側モータマウント27 の軸27aを中心に回転して下方に移動する。これにより、駆動モータユニット12の後方移動を防止し、ダッシュパネルの後退量を

抑制することができる。

さらに、後側モータマウント25は、サスペンションメンバ15 の後部から上方に延びるステー26に取り付けられているため、後 側モータマウント25は前側モータマウント27よりも強度が小さ くなり、衝突荷重Fによって駆動モータユニット12を効果的に下 方に移動させることができる。

さらに、後側モータマウント25は前記ステー26に支持されており、また、後側モータマウント25は駆動モータユニット12を1箇所で支持し、前側モータマウント27はユニット12を左右210 箇所で支持しているため、後側モータマウント25の強度は前側モータマウント27よりも小さくなり、効果的に駆動モータユニット12を下方に落下させることができる。

「第2の実施形態」

前述した第1の実施形態の他に、次のような第2の実施形態によ 15 っても、乗車スペース側に伝播する衝突荷重を低減できる。なお、 前述の第1実施形態と同一構成の箇所は、同一符号を付してその説 明を省略する。

サスペンションメンバ40は、平面視略H字状に形成されており、 その後部において車幅方向の左右両側に分岐して後方に延びた後端 20 部41と、前部において左右に分岐して前方に延びた前端部42と、 を有する。後端部41及び前端部42は、各々、サスペンションメ ンバ40のサイドメンバ13への取付部になっており、ボルトを挿 通するボルト孔20が穿設されている。前端部42は、サイドメン バ13の下面から垂設された支柱部材48にボルト締結されている。

25 また、サスペンションメンバ 4 0 の車幅方向中央部の後部側から は、前方斜め上方に向けてステー 2 6 が突設されている。このステ

25

-26の先端部には、駆動モータユニット12の後部側から後方に 延設された後側モータマウント25が軸支されている。これによっ て、駆動モータユニット12の後部側は、後側モータマウント25 とステー26を介してサスペンションメンバ40に取り付けられる。

5 駆動モータユニット12の前部の左右両側は、前側モータマウント43,44を介して、側方部材であるサイドメンバ13に取り付けられている。

具体的には、サイドメンバ13の車幅方向内側の側面には、前側モータマウント本体45が固定されており、該前側モータマウント
10 本体45には略コ字状の前側モータマウントブラケット46が回動自在に軸支されている。この前側モータマウントプラケット46は、そこから後方斜め下方に延設された断面略コ字状のアーム47を介して、駆動モータユニット12の右側面に取り付けられている。なお、図9に示すように、前側モータマウント43,44は後側モータマウント25よりも上方位置に取り付けられている。

前記取付構造を備えた車体に入力された衝突荷重の伝達について説明する。

図10に示すように、車両が前面衝突を起こすと、サイドメンバ 13の前端に衝突荷重Fが入力され、該衝突荷重Fはサイドメンバ 13に沿って後方に向けて伝達される。

次いで、衝突荷重Fは、サイドメンバ13から後方斜め下方に延設された前側モータマウント43,44を介して駆動モータユニット12に伝達される。ここで、駆動モータユニット12の後部は後側モータマウント25およびステー26を介してサスペンションメンバ40に取り付けられているため、前側モータマウント43,442変形し、駆動モータユニット12は下方に向けて移動する。

以下に、本実施形態による作用効果を説明する。

前側モータマウント43,44がサイドメンバ13に取り付けられているため、例えば車両の左側前端から衝突荷重Fが入力されるいわゆるオフセット衝突時等、空気コンプレッサ31に衝突荷重Fが直接に入力されない場合であっても、サイドメンバ13から入力された衝突荷重Fが直接かつ確実に前側モータマウント43,44に入力され、該前側モータマウント43,44を変形させることができる。

また、前側モータマウント43,44が後側モータマウント25 10 よりも上方に配置されているため、前述したように、特にオフセット衝突時等において、駆動モータユニット12及び該駆動モータユニット12に固定されている空気コンプレッサ31を下方に移動させ、車両室内側に向けて移動することを効果的に阻止することができる。

さらに、後側モータマウント25は前記ステー26に支持されており、また、後側モータマウント25は駆動モータユニット12を1箇所で支持し、前側モータマウント43,44は駆動モータユニット12を左右2箇所で支持しているため、後側モータマウント25の強度は前側モータマウント43,44よりも小さくなり、効果
 的に駆動モータユニット12を下方に落下させることができる。

以上述べたように、本発明に係る駆動モータの取付構造を前記実施形態に例をとって説明したが、勿論、これらの各実施形態に限定されるものではなく、本発明の要旨を逸脱しない範囲で各種実施形態を採用することができる。

25 例えば、空気コンプレッサ31は、駆動モータユニット12に直接支持させる必要はなく、その場合は、空気コンプレッサ31を駆

動モータユニット12の前方斜め上方で、かつ、空気コンプレッサ 31が駆動モータユニット12に対して上下方向でオーバーラップ するように配置すればよい。

また、前記実施形態では、金属ケーシングを備えた堅牢部材として前記空気コンプレッサ31を例に説明したが、空気コンプレッサ31に代えて駆動モータの制御ユニットケース等を用いることもできる。これらの空気コンプレッサ31や駆動モータの制御ユニットケースなどの金属ケーシングを備えた堅牢部材によれば、確実に車両衝突時の荷重を駆動モータを下方に押し下げるように作用させることができる。

産業上の利用の可能性

本発明の駆動モータの取付構造においては、駆動モータユニットが、前側および後側モータマウントを介してサスペンションメンバに取り付けられ、また、堅牢部材が、駆動モータユニットの前方斜め上方で前側モータマウントよりも上方かつ前方に配設されている。この構造によれば、車両の前面衝突時において、駆動モータユニットや前側モータマウントよりも先に堅牢部材に衝突荷重が入力され、その荷重により駆動モータユニットが前側モータマウントを中心に回動して下方に移動する。このように、リンク部材等を追加することなく、乗員スペース側に伝播される衝突荷重を大幅に軽減し、ダッシュパネルの後方移動量を抑えられる。よって、本発明の取付構造点は産業上利用できる。

20

5

10

15

請求の範囲

1. 電気自動車の駆動モータ取付構造であって、

駆動モータユニットであって、その前部が前側モータマウントを

5 介して車両前部の車体部材に取り付けられたものと、

前記駆動モータユニットの前方斜め上方で、前記前側モータマウントよりも上方かつ前方に配設された堅牢部材と、

を備えた取付構造。

- 10 2. 請求項1に記載の駆動モータの取付構造であって、 前記堅牢部材は、金属製のケーシングを備えている。
 - 3. 請求項2に記載の駆動モータの取付構造であって、 前記堅牢部材は、空気コンプレッサである。

15

- 4. 請求項1に記載の駆動モータの取付構造であって、 前記堅牢部材は、駆動モータユニットに防振された状態で取り付 けられている。
- 20 5. 請求項1に記載の駆動モータの取付構造であって、

前記駆動モータユニットの後部は、前記前側モータマウントより も上方に配置された後側モータマウントを介して車体部材に取り付 けられている。

25 6. 請求項1に記載の駆動モータの取付構造であって、 前記駆動モータユニットの後部は、前記前側モータマウントより も下方に配置された後側モータマウントを介して車体部材に取り付けられている。

- 7. 請求項5に記載の駆動モータの取付構造であって、
- が記前側モータマウントの強度が、前記後側モータマウントよりも大きくなるようにした。
- 8. 請求項6に記載の駆動モータの取付構造であって、 前記前側モータマウントの強度が、前記後側モータマウントより10 も大きくなるようにした。
 - 9. 請求項1に記載の駆動モータの取付構造であって、

前記車体部材は、平面視略井桁状のサスペンションメンバであり、 前記駆動モータユニットの後部は、後側モータマウントを介して 15 車体部材に取り付けられており、該後側モータマウントは、前記サ スペンションメンバの後部から上方に延びるステーに取り付けられ ている。

- 10. 請求項1に記載の駆動モータの取付構造であって、
- 20 前記車体部材は、平面視略H字状のサスペンションメンバであり、 前記駆動モータユニットの後部は、後側モータマウントを介して 車体部材に取り付けられており、該後側モータマウントは、前記サ スペンションメンバの後部から上方に延びるステーに取り付けられ ている。

25

11. 請求項5に記載の駆動モータの取付構造であって、

前記前側モータマウントは、前記サスペンションメンバ前部の左右にそれぞれ配設され、この前側モータマウントによって駆動モータユニット前部の左右両端を支持し、前記後側モータマウントによって駆動モータユニット後部を支持する。

5

10

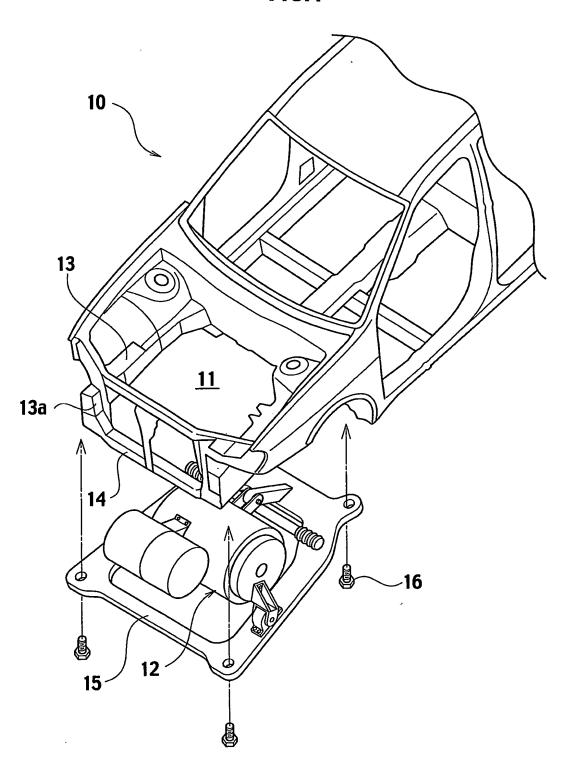
12. 請求項6に記載の駆動モータの取付構造であって、

前記前側モータマウントは、前記サスペンションメンバの左右に ある側方部材にそれぞれ取り付けられ、この前側モータマウントに よって駆動モータユニット前部の左右両端を支持し、前記後側モー タマウントによって駆動モータユニット後部を支持する。

- 13. 電気自動車の衝突荷重の伝播を制御する方法であって、 駆動モータユニットの前部を前側モータマウントを介して車両前
- 前記駆動モータユニットの前方斜め上方で、前記前側モータマウントよりも上方かつ前方に堅牢部材を配設することと、 を含んだ方法。

部の車体部材に取り付けることと、

FIG.1



PCT/JP2004/005540

FIG.2

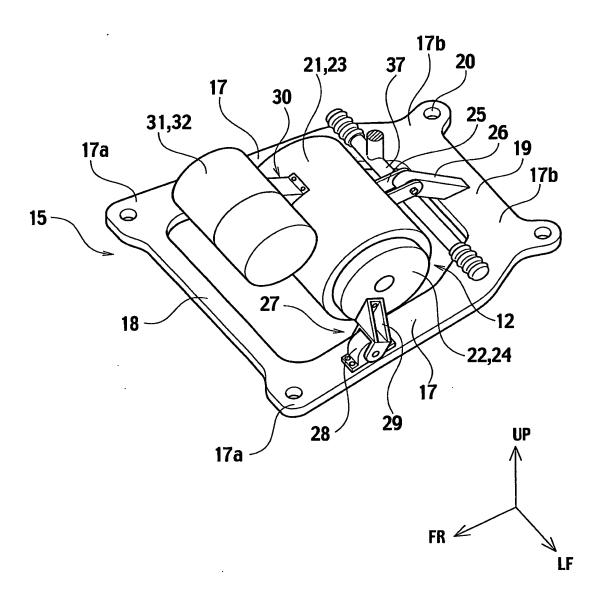
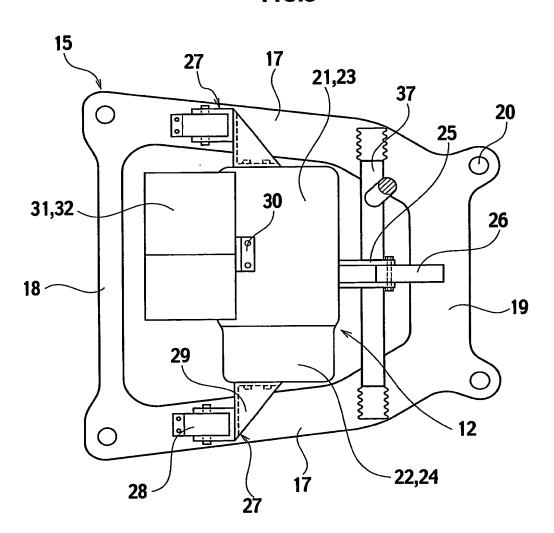
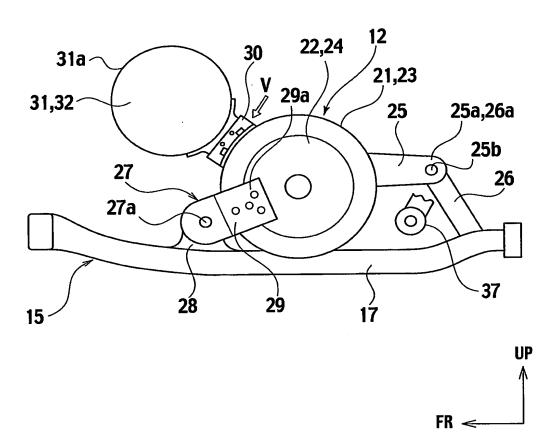


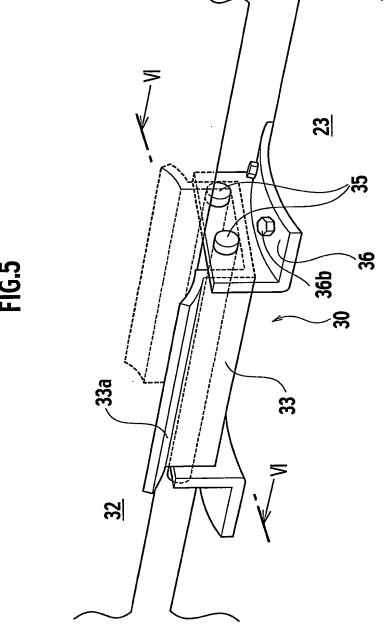
FIG.3



PCT/JP2004/005540

FIG.4





WO 2005/030516 PCT/JP2004/005540

FIG.6

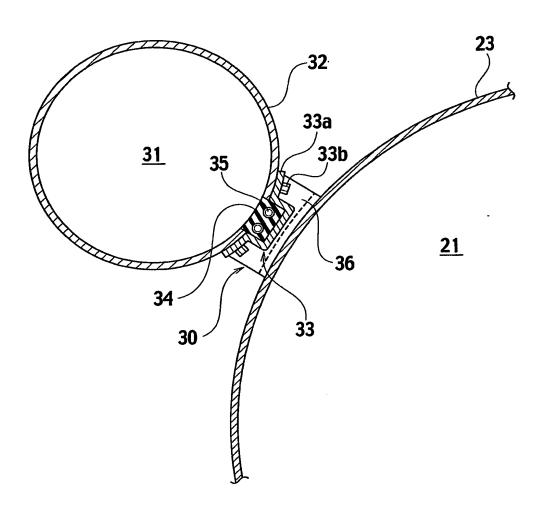
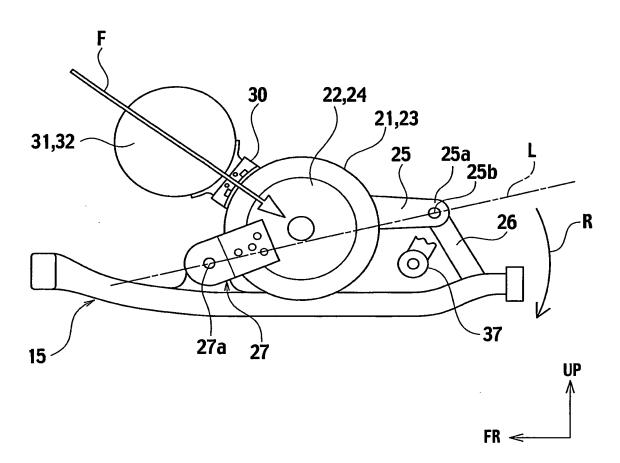
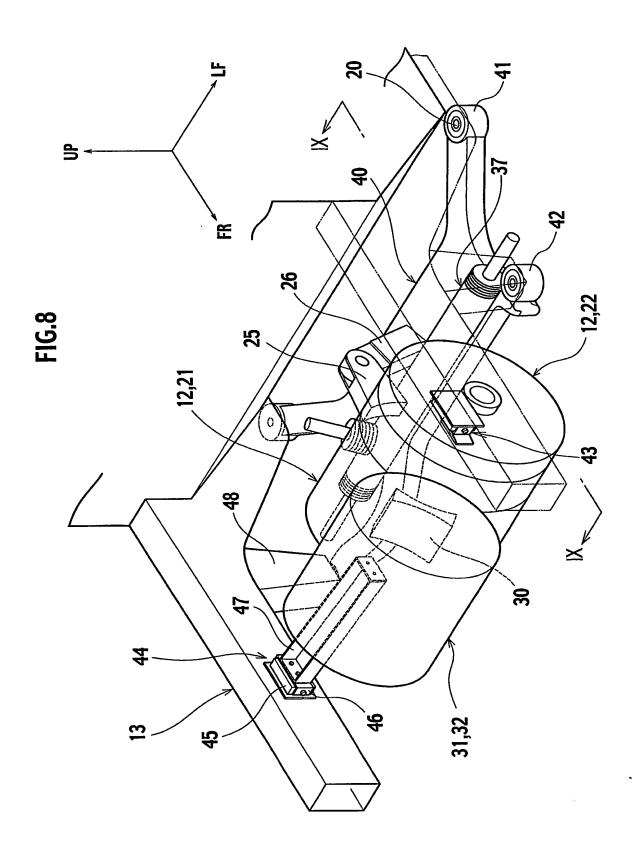


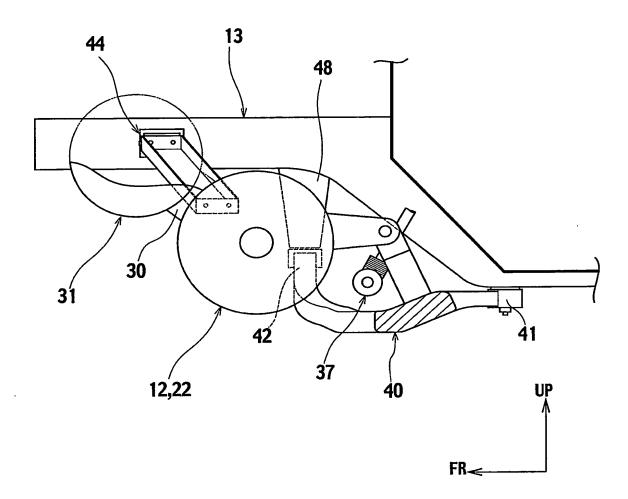
FIG.7





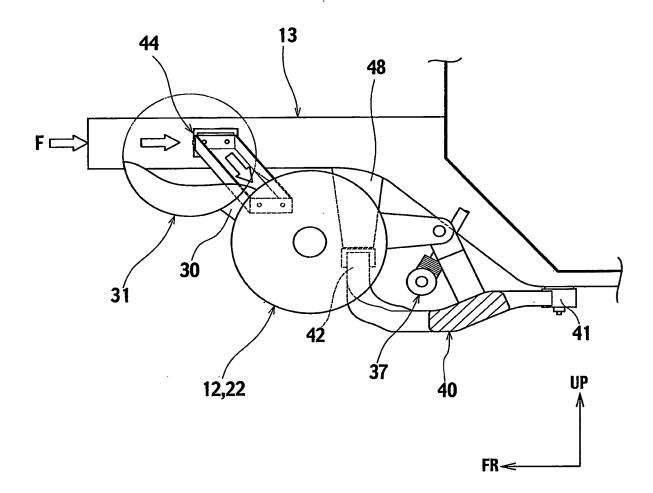
WO 2005/030516 PCT/JP2004/005540

FIG.9



WO 2005/030516 PCT/JP2004/005540

FIG.10



INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2004/005540

						
	ATION OF SUBJECT MATTER B60K1/00					
According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC						
B. FIELDS SEA	RCHED					
Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols) Int.Cl ⁷ B60K1/00, B60K5/04, B60K5/12						
	Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched Jitsuyo Shinan Koho 1922-1996 Toroku Jitsuyo Shinan Koho 1994-2004					
Jitsuyo Kokai Ji	1994-2004 1996 - 2004					
Electronic data ba	ase consulted during the international search (name of de	ata base and, where practicable, search te	rms used)			
C. DOCUMENT	TS CONSIDERED TO BE RELEVANT					
Category*	Citation of document, with indication, where app		Relevant to claim No.			
Х	US 3752247 A (Volkswagenwerk 14 August, 1973 (14.08.73),),	1,2,5-8, 11-13			
Y	14 August, 1973 (14.08.73), Full text; Figs. 1 to 3 & DE 2056102 A		9,10			
Y	JP 11-11159 A (Toyota Motor 19 January, 1999 (19.01.99), Full text; Figs. 1 to 19 & US 6085858 A	Corp.),	9			
Y	JP 2002-349632 A (Nissan Mot 04 December, 2002 (04.12.02), Full text; Figs. 1 to 22 (Family: none)	or Co., Ltd.),	9			
[X] = · ·	numanta ara listo d in the country size of Dec C	See patent family annex.	L			
	cuments are listed in the continuation of Box C.		emotional filing data on milet			
"A" document d	gories of cited documents: lefining the general state of the art which is not considered	"T" later document published after the interdate and not in conflict with the application the principle or theory underlying the i	ation but cited to understand			
	ticular relevance ication or after the international	"X" document of particular relevance; the considered novel or cannot be consi	claimed invention cannot be			
"L" document w	which may throw doubts on priority claim(s) or which is ablish the publication date of another citation or other	step when the document is taken alone "Y" document of particular relevance: the	claimed invention cannot be			
special reason "O" document re	on (as specified) eferring to an oral disclosure, use, exhibition or other means	considered to involve an inventive combined with one or more other such	step when the document is documents, such combination			
"P" document p	ublished prior to the international filing date but later than date claimed	being obvious to a person skilled in the "&" document member of the same patent				
Date of the actual completion of the international search 26 July, 2004 (26.07.04)		Date of mailing of the international search report 17 August, 2004 (17.08.04)				
	ng address of the ISA/ se Patent Office	Authorized officer				
Facsimile No.	Facsimile No. Telephone No.					
Form PCT/ISA/2	10 (second sheet) (January 2004)					

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.
PCT/JP2004/005540

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	JP 2003-19909 A (Honda Motor Co., Ltd.), 21 January, 2003 (21.01.03), Full text; Fig. 1 (Family: none)	10
Y	JP 2002-274194 A (Nissan Motor Co., Ltd.), 25 September, 2002 (25.09.02), Full text; Figs. 1 to 2 (Family: none)	10
A	JP 10-141431 A (Hosei Brake Industry Co., Ltd.), 29 May, 1998 (29.05.98), Full text; Figs. 1 to 6 (Family: none)	4 .
A	Microfilm of the specification and drawings annexed to the request of Japanese Utility Model Application No. 175759/1983(Laid-open No. 85646/1985) (Toyota Motor Corp.), 13 June, 1985 (13.06.85), Full text; Figs. 1 to 7 (Family: none)	4
A	Microfilm of the specification and drawings annexed to the request of Japanese Utility Model Application No. 92492/1983(Laid-open No. 196748/1984) (Mitsubishi Motors Corp.), 27 December, 1984 (27.12.84), Full text; Figs. 1 to 2 (Family: none)	
A	JP 2002-362167 A (Nissan Motor Co., Ltd.), 18 December, 2002 (18.12.02), Full text; Figs. 1 to 3 & US 2003-11184 A1	1-13
A	JP 2002-211249 A (Nissan Motor Co., Ltd.), 31 July, 2002 (31.07.02), Full text; Figs. 1 to 6 & US 2002-96384 A1	1-13
A	DE 2241651 A (DIng. h.c.F. Porsche KG), 24 August, 1974 (24.08.74), Full text; Figs. 1 to 2 (Family: none)	1-13

A. 発明の Int.	属する分野の分類(国際特許分類(IPC)) Cl. ⁷ B60K 1/00		
	<u> </u>	_	
B. 調査を			
	股小限資料(国際特許分類(IPC)) Cl. ⁷ B60K 1∕00 , B60K	5/04 , B60K 5/12	
日本国実用 日本国公開 日本国登録	外の資料で調査を行った分野に含まれるもの 新案公報 1922-1996年 実用新案公報 1971-2004年 実用新案公報 1994-2004年 新案登録公報 1996-2004年		
国際調査で使用	用した電子データベース (データベースの名称.	、調査に使用した用語)	
C. 関連する	ると認められる文献		
引用文献の カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連する	ときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号
X Y	US 3752247 A (Volkswa 14,全文,第1-3図 & DE		1, 2, 5-8, 11-13 $9, 10$
Y	JP 11-11159 A (トヨタ 01.19,全文,第1-19図 。	• • •	9
•			
区欄の続き	たも文献が列挙されている。	□ パテントファミリーに関する別	紙を参照。
* 引用文献のカテゴリー 「A」特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を示すもの 「E」国際出願日前の出願または特許であるが、国際出願日以後に公表されたもの 「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する文献(理由を付す) 「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願		の日の後に公表された文献 「T」国際出願日又は優先日後に公表された文献であって 出願と矛盾するものではなく、発明の原理又は理論 の理解のために引用するもの 「X」特に関連のある文献であって、当該文献のみで発明 の新規性又は進歩性がないと考えられるもの 「Y」特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以 上の文献との、当業者にとって自明である組合せに よって進歩性がないと考えられるもの 「&」同一パテントファミリー文献	
国際調査を完了	てした日 26.07.2004	国際調査報告の発送日 17.8.2	.004
	0名称及びあて先 1特許庁(ISA/JP)	特許庁審査官 (権限のある職員) 小山 卓志	3D 3322
垂	でである。 でである。 でである。 でである。 でである。 でである。 でである。 でである。 でである。 でである。 でである。 できる。 と。 できる。 と。 できる。 と。 できる。 と。 できる。 と。 と。 できる。 と。 と。 と。	電話番号 03-3581-1101	内線 3341

国際調査報告

C (続き).	関連すると認められる文献		
引用文献の カテゴリー*	り 引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号	
Y	JP 2002-349632 A (日産自動車株式会社) 200 2.12.04,全文,第1-22図 (ファミリーなし)	9	
Y	JP 2003-19909 A (本田技研工業株式会社) 200 3.01.21,全文,第1図 (ファミリーなし)	10	
· Y	JP 2002-274194 A (日産自動車株式会社) 200 2.09.25,全文,第1-2図 (ファミリーなし)	10	
A	JP 10-141431 A (豊生ブレーキ工業株式会社) 19 98.05.29,全文,第1-6図 (ファミリーなし)	4	
A	日本国実用新案登録出願58-175759号(日本国実用新案登録出願公開60-85646号)の願書に添付した明細書及び図面の内容を撮影したマイクロフィルム(トヨタ自動車株式会社) 1985.06.13,全文,第1-7図 (ファミリーなし)	4	
A	日本国実用新案登録出願58-92492号(日本国実用新案登録出願公開59-196748号)の願書に添付した明細書及び図面の内容を撮影したマイクロフィルム(三菱自動車工業株式会社)1984.12.27,全文,第1-2図 (ファミリーなし)	4	
A	JP 2002-362167 A (日産自動車株式会社) 200 2.12.18,全文,第1-3図 & US 2003-111 84 A1	1-13	
A	JP 2002-211249 A (日産自動車株式会社) 200 2.07.31,全文,第1-6図 & US 2002-963 84 A1	1-13	
A	DE 2241651 A (D Ing. h. c. F. Porsche KG) 1974.08.24,全文,第1-2図 (ファミリーなし)	1-13	
	•	, .	